

日 本 国 特 許 庁
JAPAN PATENT OFFICE

別紙添付の書類に記載されている事項は下記の出願書類に記載されている事項と同一であることを証明する。

This is to certify that the annexed is a true copy of the following application as filed with this Office.

出 願 年 月 日 2 0 0 3 年 1 月 2 9 日
Date of Application:

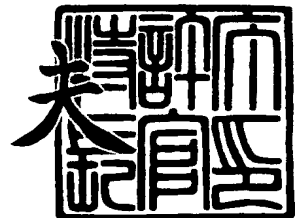
出 願 番 号 特 願 2 0 0 3 - 0 2 1 2 2 6
Application Number:
[ST. 10/C] : [J P 2 0 0 3 - 0 2 1 2 2 6]

出 願 人 本 田 技 研 工 業 株 式 有 限 公 司
Applicant(s):

2 0 0 3 年 1 1 月 1 8 日

特許庁長官
Commissioner,
Japan Patent Office

今 井 康 夫



出証番号 出証特 2 0 0 3 - 3 0 9 5 2 8 8

【書類名】 特許願

【整理番号】 H102403401

【提出日】 平成15年 1月29日

【あて先】 特許庁長官殿

【国際特許分類】 F16H 59/14

【発明者】

【住所又は居所】 埼玉県和光市中央1丁目4番1号 株式会社本田技術研究所内

【氏名】 江口 高弘

【発明者】

【住所又は居所】 埼玉県和光市中央1丁目4番1号 株式会社本田技術研究所内

【氏名】 鈴木 英二

【発明者】

【住所又は居所】 埼玉県和光市中央1丁目4番1号 株式会社本田技術研究所内

【氏名】 戸塚 博彦

【発明者】

【住所又は居所】 埼玉県和光市中央1丁目4番1号 株式会社本田技術研究所内

【氏名】 宮田 智

【特許出願人】

【識別番号】 000005326

【氏名又は名称】 本田技研工業株式会社

【代理人】

【識別番号】 100095566

【弁理士】

【氏名又は名称】 高橋 友雄

【手数料の表示】

【予納台帳番号】 059455

【納付金額】 21,000円

【提出物件の目録】

【物件名】 明細書 1

【物件名】 図面 1

【物件名】 要約書 1

【プルーフの要否】 要

【書類名】 明細書

【発明の名称】 車両の制御装置

【特許請求の範囲】

【請求項 1】 車両に搭載された内燃機関および駆動輪にそれぞれ連結され、有効径が可変の駆動プーリおよび従動プーリと、前記駆動プーリおよび前記従動プーリに巻き掛けられた伝達ベルトと、を備え、前記駆動プーリおよび前記従動プーリの少なくとも一方の有効径を変化させることによって、前記内燃機関の動力を無段階に変速して前記駆動輪に伝達する無段変速機と、前記駆動プーリおよび前記従動プーリに、前記有効径を変化させるための作動油圧を供給する油圧ポンプと、前記内燃機関と前記駆動輪との間に設けられた摩擦式のクラッチとを有する車両の制御装置であって、

前記作動油圧を設定する作動油圧設定手段と、

前記クラッチによって伝達すべきクラッチ伝達トルクを設定するクラッチ伝達トルク設定手段と、

前記内燃機関から出力された出力トルクの変化量を検出する出力トルク変化量検出手段と、を備え、

前記クラッチ伝達トルク設定手段は、前記出力トルク変化量検出手段によって検出された前記出力トルクの変化量が所定値よりも大きいときに、前記クラッチを滑らせるように前記クラッチ伝達トルクを低減し、

前記作動油圧設定手段は、前記出力トルクの変化量が所定値よりも大きいときに、前記作動油圧を、前記クラッチ伝達トルクが大きいほどより大きくなるように設定することを特徴とする車両の制御装置。

【請求項 2】 前記クラッチの滑り度合を検出するクラッチ滑り量検出手段をさらに備え、

前記クラッチ伝達トルク設定手段は、前記クラッチ伝達トルクを低減した後に、前記検出されたクラッチの滑り度合に応じて前記クラッチ伝達トルクを漸増させることを特徴とする、請求項 1 に記載の車両の制御装置。

【発明の詳細な説明】

【 0 0 0 1 】

【発明の属する技術分野】

本発明は、無段変速機を備えた車両の制御装置に関する。

【0002】**【従来の技術】**

従来のこの種の制御装置として、例えば特許文献1に開示されたものが知られている。この無段変速機は、エンジンに連結された駆動プーリ、駆動輪に連結された従動プーリ、両プーリ間で動力を伝達するための伝達ベルト、および油圧制御弁を備えている。駆動プーリは、可動部および固定部を有している。可動部は、エンジンに連結されたプーリシャフトに、その軸線方向に移動可能にかつ回転不能に取り付けられている。固定部は、プーリシャフトに固定され、可動部と対向している。これらの可動部、固定部およびプーリシャフトによってV字状の溝が形成されている。従動プーリは駆動プーリと同様に構成されている。伝達ベルトは、駆動プーリおよび従動プーリの溝に巻き掛けられている。また、駆動プーリおよび従動プーリの可動部には、エンジンを駆動源とする油圧ポンプが、油圧制御弁を介して接続されている。この油圧制御弁がエンジンの運転状態に応じて制御されることによって、油圧ポンプから駆動プーリおよび従動プーリの可動部の少なくとも一方に供給される油圧が制御される。それにより、可動部が移動し、溝の有効径が変化することによって、変速比が無段階に制御されるとともに、伝達ベルトが滑らないように固定部との間で挟持される。

【0003】

また、この制御装置では、無段変速機の変速比が減速側に変化している場合において、エンジンの回転数と従動プーリの回転数との比などに基づいて算出される目標イナーシャトルクが大きく、かつ車速が低いときに、上述した伝達ベルトの挟持力を増加させる。このような状況では、従動プーリのトルクが増大側に大きく変化するため、伝達ベルトに負荷がかかり、伝達ベルトが滑るおそれがあるので、これを防止するためである。

【0004】**【特許文献1】**

特開平9-112674号公報

【0005】

【発明が解決しようとする課題】

しかし、上述した従来の制御装置によれば、伝達ベルトに大きな負荷がかかっている状態で、伝達ベルトの挟持力を増加させるので、伝達ベルトにさらに負荷がかかり、その寿命が短くなってしまう。また、伝達ベルトの挟持力を増加させる分、油圧ポンプの出力を増加させなければならない。さらに、目標イナーシャトルクが、エンジンの回転数と従動プーリの回転数との比などに基づいて算出されるとともに、その結果に応じた油圧の制御によって伝達ベルトが挟持されるので、その制御に遅れが生じることは避けられない。このため、油圧ポンプの油圧を常時高めに設定することが必要となり、これを駆動するエンジンの燃費が悪化するとともに、寿命をさらに縮めてしまう。この問題を解決するために、トルク伝達容量の大きな無段変速機を採用することも考えられるが、その場合には、装置の大型化および高コスト化を招く。また、従来、アクセルペダルの急激な踏み込みやその解除を行った際のギクシャク感を抑制するために、クラッチを滑らせることも知られている。しかし、その場合には、クラッチの滑り後にこれを再締結する際のエンジンの回転数の低下によるイナーシャトルクに対応するために、やはり油圧ポンプの圧力を常時高めに設定する必要がある、したがって、上記と同様の問題が生じる。

【0006】

本発明は、このような課題を解決するためになされたものであり、伝達ベルトの滑りを防止しながら、伝達ベルトの寿命を延ばすことができるとともに、燃費を向上させることができる車両の制御装置を提供することを目的とする。

【0007】

【課題を解決するための手段】

この目的を達成するため、請求項1による発明は、車両3に搭載された内燃機関（実施形態における（以下、本項において同じ）エンジン4）および駆動輪7、7にそれぞれ連結され、有効径PD RD、PD NDが可変の駆動プーリ22および従動プーリ23と、駆動プーリ22および従動プーリ23に巻き掛けられた伝達ベルト24と、を備え、駆動プーリ22および従動プーリ23の少なくとも

一方の有効径PDRD、PDNDを変化させることによって、内燃機関の動力を無段階に変速して駆動輪7, 7に伝達する無段変速機20と、駆動プーリ22および従動プーリ23に、有効径PDRD、PDNDを変化させるための作動油圧（駆動側作動油圧DROIL、従動側作動油圧DNOIL）を供給する油圧ポンプ28aと、内燃機関と駆動輪7, 7との間に設けられた摩擦式のクラッチ（発進クラッチ30）とを有する車両の制御装置1であって、作動油圧を設定する作動油圧設定手段（ECU2、図5のステップ81）と、クラッチによって伝達すべきクラッチ伝達トルク（目標油圧PCCMDL）を設定するクラッチ伝達トルク設定手段（ECU2、図9のステップ52、55、57、59、62）と、内燃機関から出力された出力トルクの変化量（スロットル弁開度の偏差DTH）を検出する出力トルク変化量検出手段（ECU2、図7のステップ21、22）と、を備え、クラッチ伝達トルク設定手段は、出力トルク変化量検出手段によって検出された出力トルクの変化量が所定値（第1所定値YDTH TQP、第2所定値YDTH TQM）よりも大きいときに、クラッチを滑らせるようにクラッチ伝達トルクを低減し（図9のステップ53、55）、作動油圧設定手段は、出力トルクの変化量が所定値よりも大きいときに、作動油圧を、クラッチ伝達トルクが大きいほどより大きくなるように設定する（図13のステップ94、97～99、図5のステップ81）ことを特徴とする。

【0008】

この車両の制御装置によれば、駆動プーリおよび従動プーリを駆動するための油圧ポンプの作動油圧が、作動油圧設定手段によって設定されるとともに、クラッチによって伝達すべきクラッチ伝達トルクが、クラッチ伝達トルク設定手段によって設定される。また、内燃機関の出力トルクの変化量が所定値よりも大きいときに、クラッチ伝達トルクを、クラッチを滑らせるように低減する。このように出力トルクが急激に変化したときに、クラッチを滑らせるので、内燃機関の出力トルクがクラッチの部分で逃がされる。したがって、急激に変動した出力トルクを、そのまま無段変速機を介して伝達する必要がなくなるので、伝達ベルトの滑りを防止できるとともに、伝達ベルトの負荷を軽減でき、それにより、従来と異なり、伝達ベルトの滑り防止のために、作動油圧を高める必要がなくなる。し

たがって、伝達ベルトの寿命を延ばせるとともに、油圧ポンプの駆動源として、内燃機関を直接的または間接的に用いる場合には、燃費を向上させることができる。さらに、クラッチの滑り制御によって、アクセルペダルの急激な踏み込みやその解除を行った際のギクシャク感は発生せず、ドライバビリティを維持できる。

【0009】

また、内燃機関の出力トルクの変化量が所定値よりも大きいとき、すなわちクラッチを滑らせたときに、上記の作動油圧が、クラッチ伝達トルクが大きいほどより大きくなるように設定される。したがって、減少したクラッチ伝達トルクに応じて作動油圧を減少側に過不足なく設定でき、それにより、燃費をさらに向上させることができる。

【0010】

請求項2に係る発明は、請求項1に記載の車両の制御装置において、クラッチの滑り度合（滑り率ESC）を検出するクラッチ滑り量検出手段（ECU2、従動側プリー回転数センサ45、アイドラ軸回転数センサ46）をさらに備え、クラッチ伝達トルク設定手段は、クラッチ伝達トルクを低減した後に、検出されたクラッチの滑り度合に応じてクラッチ伝達トルクを漸増させる（図9のステップ61、62）ことを特徴とする。

【0011】

この構成によれば、クラッチ伝達トルクの低減によりクラッチを滑らせた後に、検出されたクラッチの滑り度合に応じてクラッチ伝達トルクを漸増させる。したがって、クラッチ伝達トルクを、クラッチの滑り度合が大きい初期にはより小さな値に設定し、クラッチの滑り度合が小さくなるにつれて徐々に増加させることができ、クラッチを滑らかにつなぐことができる。したがって、クラッチを急激につなぐことによるイナーシャトルクの発生を回避でき、それに対応するために従来行われていた作動油圧の高設定も不要になる。

【0012】

【発明の実施の形態】

以下、図面を参照しながら、本発明の一実施形態に係る車両の制御装置につい

て説明する。図 1 は、本実施形態に係る制御装置 1 が適用される車両 3 の駆動系の概略構成を示しており、図 2 は、制御装置 1 および駆動系の油圧回路 28 の概略構成を示している。

【0013】

図 1 に示すように、この車両 3 の駆動系では、動力源としてのエンジン 4（内燃機関）は、前後進切換機構 10、ベルト式の無段変速機 20、発進クラッチ 30（摩擦式のクラッチ）および差動ギヤ機構 6などを介して駆動輪 7，7に連結されており、以上の構成により、エンジン 4のトルクが駆動輪 7，7に伝達される。

【0014】

前後進切換機構 10は、入力軸 11と、この入力軸 11に取り付けられた遊星歯車装置 12などを備えている。入力軸 11は、一端部がフライホイール 5を介してエンジン 4のクランクシャフト 4aに連結されているとともに、中空状のメインシャフト 21に回転自在に貫通している。遊星歯車装置 12は、サンギヤ 12aと、サンギヤ 12aに噛み合う複数（例えば 4つ）のピニオンギヤ 12bを回転自在に支持するキャリア 12dと、各ピニオンギヤ 12bに噛み合うリングギヤ 12cなどで構成されている。

【0015】

サンギヤ 12aは、入力軸 11と一体に設けられており、入力軸 11のサンギヤ 12aよりもエンジン 4側の部分は、フォワードクラッチ 13のインナプレート 13aに連結されている。また、フォワードクラッチ 13のアウタプレート 13bは、リングギヤ 12cおよびメインシャフト 21と連結されている。このフォワードクラッチ 13の締結・遮断は、後述する ECU 2によって制御される。また、キャリア 12dには、リバースブレーキ 14が連結されている。このリバースブレーキ 14の作動もまた、ECU 2によって制御される。

【0016】

以上の構成により、前後進切換機構 10では、車両 3の前進時には、リバースブレーキ 14が解放され、フォワードクラッチ 13が締結されることによって、入力軸 11とメインシャフト 21が直結され、入力軸 11の回転がそのままメイ

ンシャフト 21 に伝達されるとともに、各ピニオンギヤ 12b は、その軸を中心として回転せずに、キャリア 12d が入力軸 11 と一体になって同方向に空回りする。以上のように、車両 3 の前進時には、メインシャフト 21 が入力軸 11 と同方向に同回転数で回転する。

【0017】

一方、車両 3 の後進時には、上記とは逆に、フォワードクラッチ 13 が遮断され、リバースブレーキ 14 がロックされることによって、キャリア 12d が回転不能にロックされる。それにより、入力軸 11 の回転が、サンギヤ 12a およびピニオンギヤ 12b を介してリングギヤ 12c に伝達されることによって、リングギヤ 12c およびこれに連結されたメインシャフト 21 が、入力軸 11 と反対方向に回転する。このように、車両 3 の後進時には、メインシャフト 21 が入力軸 11 と反対方向に回転する。

【0018】

無段変速機 20 は、いわゆるベルト CVT 方式のものであり、上記メインシャフト 21、駆動プーリ 22、従動プーリ 23、伝達ベルト 24、カウンタシャフト 25、駆動プーリ幅可変機構 26 および従動プーリ幅可変機構 27 などによって構成されている。

【0019】

駆動プーリ 22 は、円錐台形状の可動部 22a および固定部 22b を有している。可動部 22a は、メインシャフト 21 に、その軸線方向に移動可能でかつ相対的に回転不能に取り付けられており、固定部 22b は、可動部 22a と対向するように配置され、メインシャフト 21 に固定されている。また、可動部 22a および固定部 22b の互いの対向面はそれぞれ、斜面状に形成され、それにより、可動部 22a および固定部 22b の間には、伝達ベルト 24 を巻き掛けるための V 字状のベルト溝が形成されている。

【0020】

駆動プーリ幅可変機構 26 は、駆動プーリ 22 のプーリ幅を変更することによって、その有効径 PDRD（図 3 参照）を変化させるものであり、可動部 22a 内に形成された DR（駆動側）油室 26a と、この DR 油室 26a に供給される

油圧を制御するためのDR電磁弁26bと、可動部22aを固定部22b側に付勢するリターンズプリング（図示せず）などを備えている。

【0021】

図2に示すように、DR電磁弁26bは、油圧回路28の油圧ポンプ28aとDR油室26aとの間に設けられ、これらに油路28b、28bを介してそれぞれ接続されている。油圧ポンプ28aは、エンジン4のクランクシャフト4aに連結されており、エンジン4の運転中、クランクシャフト4aに駆動されることで、油圧を吐出する。これにより、エンジン4の運転中、油圧ポンプ28aから吐出された油圧が、油路28bを介してDR電磁弁26bに常に供給される。

【0022】

DR電磁弁26bは、ソレノイドとスプール弁（いずれも図示せず）を組み合わせた常開タイプのもので、その弁開度をリニアに設定できるように構成されている。また、DR電磁弁26bは、ECU2で制御されることによって、油圧ポンプ28aから油路28bを介してDR油室26aに供給される油圧を、駆動側作動油圧DROIL（作動油圧）になるように制御する。

【0023】

以上の構成により、駆動プーリ幅可変機構26では、エンジン4の運転中、DR電磁弁26bがECU2で制御されることによって、可動部22aが軸線方向に駆動される。それにより、可動部22aが伝達ベルト24を固定部22bに押しつける力が制御されることで、駆動プーリ22の有効径PDRDは、図3（a）に示す低速側変速比用の小さな径と、図3（b）に示す高速側変速比用の大きな径との間で無段階に変更される。また、DR電磁弁26bによるDR油室26aへの油圧の供給が停止されている場合、駆動プーリ22は、リターンズプリングの付勢力と伝達ベルト24の張力とが釣り合うような有効径PDRDに保持される。

【0024】

また、従動プーリ23は、上記駆動プーリ22と同様に構成されている。すなわち、従動プーリ23は、円錐台形状の可動部23aおよび固定部23bを有している。可動部23aは、カウンタシャフト25に、その軸線方向に移動可能に

かつ回転不能に取り付けられており、固定部 23 b は、可動部 23 a と対向するように配置され、カウンタシャフト 25 に固定されている。また、可動部 23 a および固定部 23 b の互いの対向面はそれぞれ、斜面状に形成され、それにより、可動部 23 a よび固定部 23 b の間には、伝達ベルト 24 を巻き掛けるための V 字状のベルト溝が形成されている。伝達ベルト 24 は、金属製のものであり、両プーリ 22, 23 のベルト溝に嵌った状態で両プーリ 22, 23 に巻き掛けられている。

【0025】

前記従動プーリ幅可変機構 27 は、従動プーリ 23 のプーリ幅を変更することによって、その有効径 PDND (図 4 参照) を変化させるものであり、駆動プーリ幅可変機構 26 と同様に構成されている。すなわち、従動プーリ幅可変機構 27 は、上記可動部 23 a 内に形成された DN (従動側) 油室 27 a と、この DN 油室 27 a に供給される油圧を制御するための DN 電磁弁 27 b と、可動部 23 a を固定部 23 b 側に付勢するリターンスプリング (図示せず) などを備えている。

【0026】

DN 電磁弁 27 b は、油圧回路 28 の油圧ポンプ 28 a と可動部 23 a の DN 油室 27 a との間に設けられ、これらに油路 28 b, 28 b を介してそれぞれ接続されている。それにより、エンジン 4 の運転中、油圧ポンプ 28 a から吐出された油圧が、油路 28 b を介して DN 電磁弁 27 b に常に供給される。この DN 電磁弁 27 b は、DR 電磁弁 26 b と同様に、ソレノイドとスプール弁 (いずれも図示せず) を組み合わせた常開タイプのリニア電磁弁である。また、DN 電磁弁 27 b は、ECU 2 で制御されることによって、油圧ポンプ 28 a から油路 28 b を介して DN 油室 27 a に供給される油圧を、従動側作動油圧 DNOIL (作動油圧) になるように制御する。

【0027】

以上の構成により、この従動プーリ幅可変機構 27 では、エンジン 4 の運転中、DN 電磁弁 27 b が ECU 2 で制御されることで、可動部 23 a が軸線方向に駆動される。それにより、可動部 23 a が伝達ベルト 24 を固定部 23 b に押し

つける力が制御されることで、従動プーリ 23 の有効径 PDND は、図 4 (a) に示す低速側変速比用の大きな径と、図 4 (b) に示す高速側変速比用の小さな径との間で無段階に変更される。また、DN 電磁弁 27b による DN 油室 27a への油圧供給が停止されている場合、従動プーリ 23 は、リターンスプリングの付勢力と伝達ベルト 24 の張力とが釣り合うような有効径 PDND に保持される。

【0028】

以上のように、無段変速機 20 では、2 つの電磁弁 26b、27b が ECU 2 により制御されることによって、2 つのプーリ 22 および 23 の有効径 PDRD および PDND が無段階に変更され、それにより、駆動プーリ 22 の駆動プーリ回転数 NDR と従動プーリ 23 の従動プーリ回転数 NDN との比である変速比 RATIO ($=NDR/NDN$) が、無段階に制御される。具体的には、変速比 RATIO が所定範囲 (例えば、0.4 ~ 2.5) 内の値になるように制御される。

【0029】

また、前記発進クラッチ 30 は、油圧の供給により締結・遮断が制御される油圧制御式の摩擦式多板クラッチであり、多数のインナプレート 31 および多数のアウトプレート 32 と、これらのプレート 31、32 の間を締結・遮断するクラッチ締結機構 33 と、両プレート 31、32 を、これらの間が遮断される方向に付勢する図示しないリターンスプリングなどを備えている。これらのインナプレート 31 は、カウンタシャフト 25 上に回転自在に設けられたギヤ 34 に連結されており、このギヤ 34 の回転に従って、これと一体に回転する。また、アウトプレート 32 は、カウンタシャフト 25 に連結されており、カウンタシャフト 25 の回転に従って、これと一体に回転する。

【0030】

クラッチ締結機構 33 は、クラッチ油室 33a および SC 電磁弁 33b などで構成されている。図 2 に示すように、SC 電磁弁 33b は、油圧回路 28 の油圧ポンプ 28a とクラッチ油室 33a の間に設けられ、これらに油路 28b、28b を介してそれぞれ接続されている。

【0031】

このSC電磁弁33bは、ソレノイドとスプール弁（いずれも図示せず）を組み合わせた常閉タイプのもので、その弁開度をリニアに設定できるようリニア電磁弁として構成されている。また、SC電磁弁33bは、ECU2で制御されることによって、油圧ポンプ28aから油路28bを介してクラッチ油室33aに供給される油圧を、目標油圧PCCMDL（クラッチ伝達トルク）になるように制御する。また、ギヤ34は、アイドル軸35上に設けられた大小のアイドルギヤ35a、35bを介して、差動ギヤ機構6のギヤ6aに噛み合っている。

【0032】

以上の構成により、エンジン4の運転中、SC電磁弁33bがECU2の制御によって励磁されると、クラッチ油室33aに油圧が供給され、インナプレート31とアウトプレート32との間に摩擦力が発生することで、発進クラッチ30が締結される。その結果、カウンタシャフト25の回転およびトルクが駆動輪7、7に伝達される。その際、発進クラッチ30では、クラッチ油室33aに供給される油圧が大きいほど、発進クラッチ30の締結力がより大きくなり、油圧の供給が停止されると、リターンスプリングの付勢力により、発進クラッチ30が遮断状態に保持される。

【0033】

また、エンジン4の吸気管4bには、スロットル弁8が設けられており、このスロットル弁8は、直流モータで構成されたモータ9の回転軸に接続されている。スロットル弁6の開度（以下「スロットル弁開度」という）THは、モータ9に供給する駆動電流のデューティ値をECU2で制御することによって、制御される。

【0034】

また、ECU2には、クランク角センサ40、スロットル弁開度センサ41、吸気管内絶対圧センサ42、アクセル開度センサ43、駆動側プーリ回転数センサ44、従動側プーリ回転数センサ45（クラッチ滑り量検出手段）、アイドル軸回転数センサ46（クラッチ滑り量検出手段）およびシフト位置センサ47が電氣的に接続されている。

【0035】

クランク角センサ40は、マグネットロータおよびMREピックアップ（いずれも図示せず）を組み合わせて構成されており、クランクシャフト4aの回転に伴い、パルス信号であるCRK信号をECU2に出力する。このCRK信号は、所定のクランク角（例えば30°）ごとに1パルスが出力され、ECU2は、このCRK信号に基づき、エンジン4のエンジン回転数NEを算出する。

【0036】

スロットル弁開度センサ41はスロットル弁開度THを、吸気管内絶対圧センサ42はエンジン4の吸気管4b内の絶対圧である吸気管内絶対圧PBAを、アクセル開度センサ43は車両3の図示しないアクセルペダルの踏み込み量であるアクセル開度APをそれぞれ検出して、その検出信号をECU2に送る。また、ECU2は、アクセル開度APに応じてスロットル弁開度THを制御する。

【0037】

また、駆動側プリー回転数センサ44は駆動プリー22の回転数である駆動側プリー回転数NDRを、従動側プリー回転数センサ45は従動プリー23の回転数である従動側プリー回転数NDNを、アイドラ軸回転数センサ46はアイドラ軸35の回転数であるアイドラ軸回転数NDIをそれぞれ検出して、その検出信号をECU2に送る。ECU2は、駆動側プリー回転数NDRおよび従動側プリー回転数NDNに基づいて、変速比RATIOを算出する。また、ECU2は、従動側プリー回転数NDNおよびアイドラ軸回転数NDIに基づいて、発進クラッチ30の滑り率ESC（クラッチの滑り度合）を算出するとともに、アイドラ軸回転数NDIに基づいて、車速VPを算出する。

【0038】

また、シフト位置センサ47は、図示しないシフトレバーの位置が「P」「R」「N」「D」「S（スポーツ）」「L」のいずれのシフトレンジにあるかを検出して、それを表すPOSI信号をECU2に送る。なお、Sレンジは、前進走行用のシフトレンジであり、シフトレバーがこのSレンジにある場合、変速比RATIOはDレンジよりも若干高い値に制御される。

【0039】

ECU2は、本実施形態において、作動油圧設定手段、クラッチ伝達トルク設定手段、出力トルク変化量検出手段およびクラッチ滑り量検出手段を構成するものであり、CPU、RAM、ROMおよびI/Oインターフェースなどからなるマイクロコンピュータで構成されており、前述した各種のセンサ40～47から入力される検出信号に応じて、前述した駆動側および従動側作動油圧DROILおよびDNOIL、ならびに目標油圧PCCMDLを設定し、駆動プーリ22から従動プーリ23に伝達すべき駆動側伝達トルクTQDRBLTM、および従動プーリ23から駆動輪7, 7に伝達すべき従動側伝達トルクTQDNBLTMを算出するとともに、変速比RATIOを制御するための目標変速比RATTGTを設定し、無段変速機20の変速動作を制御する。

【0040】

図5は、作動油圧設定処理を示すフローチャートである。そのステップ81では、駆動側作動油圧DROILを駆動側伝達トルクTQDRBLTMに応じて設定するとともに、従動側作動油圧DNOILを従動側伝達トルクTQDNBLTMに応じて設定する。これらの駆動側および従動側作動油圧DROILおよびDNOILは、駆動側および従動側伝達トルクTQDRBLTMおよびTQDNBLTMが大きいほどより大きな値に設定される。これは、駆動プーリ22および従動プーリ23が伝達すべきトルクが大きいほど、伝達ベルト24が滑るおそれが高いので、駆動プーリ22および従動プーリ23が伝達ベルト24を挟み込む力を増加させることで、伝達ベルト24の滑りを防止するためである。

【0041】

図6は、変速機伝達トルク算出処理を示すフローチャートである。本処理は、駆動側伝達トルクTQDRBLTMおよび従動側伝達トルクTQDNBLTMを算出するものであり、所定時間（例えば10msec）ごとに実行される。まず、ステップ1では、余裕トルク補正項算出処理を実行する。この処理では、余裕トルク補正項TQMARGPが後述するように算出される。次いで、ステップ2では、この余裕トルク補正項TQMARGPなどを用いて、駆動側伝達トルクTQDRBLTMを、次式（1）によって算出する。

$$TQDRBLTM = TQDRBLTF + TQMARGP \quad \cdots (1)$$

ここで、 $TQDRBLTF$ は、エンジン回転数 NE および吸気管内絶対圧 PBA に応じて設定される駆動側伝達トルク $TQDRBLTM$ の基本値である。

【0042】

次いで、ステップ3では、従動側伝達トルク $TQDNBLTM$ を、余裕トルク補正項 $TQMARGP$ および変速比 $RATIO$ などを用いて、次式(2)によって算出し、本プログラムを終了する。

$$TQDNBLTM = TQDNBLTF + TQMARGP \cdot RATIO \quad \dots\dots (2)$$

ここで、 $TQDNBLTF$ は、前記ステップ2で算出された駆動側伝達トルクの基本値 $TQDRBLTF$ に変速比 $RATIO$ を乗算した値として設定される、従動側伝達トルク $TQDNBLTM$ の基本値である。

【0043】

図7は、図6のステップ1で実行される余裕トルク補正項算出処理のサブルーチンを示すフローチャートである。まず、ステップ11では、悪路判定処理を実行する。図8は、この悪路判定処理のサブルーチンを示すフローチャートである。まず、ステップ31では、前回時および今回時に検出された車速 VP の偏差である車速変化量の今回値 DTV と前回値 $DTV0$ との偏差を、変化量偏差 $DDTV$ として設定する。次いで、今回得られた車速変化量 DTV をその前回値 $DTV0$ としてシフトする(ステップ32)。

【0044】

次に、ポインタ値 $CTDDTV$ が所定値 $YDDTVBF$ (例えば8)よりも小さいか否かを判別する(ステップ33)。この答が YES のときには、ポインタ値 $CTDDTV$ をインクリメントし(ステップ34)、ステップ35に進む。また、この答が NO のときには、このステップ34をスキップし、ステップ35に進む。なお、ポインタ値 $CTDDTV$ は、エンジン4の始動時に値0に設定される。

【0045】

このステップ35および36ではそれぞれ、スロットル弁開度 TH が所定の第1および第2の判定開度 $YTHAKUL$ 、 $YTHAKUH$ で規定される範囲内に

あるか否か、および前記ステップ31で設定された変化量偏差の絶対値 $|DDTV|$ が所定値 $YDDTVAKU$ 以上であるか否かを判別する。この所定値 $YDDTVAKU$ は、車両3が舗装された路面を走行している場合において、スロットル弁8が上記の所定範囲内にあるときに、車両3の加速度の変化量がとるべき範囲よりも大きな値に設定されている。

【0046】

ステップ35および36の答のいずれかがNOのときには、車両3が悪路を走行していないと仮判定し、バッファ $DDTVBF$ のビットをシフトするとともに、0ビットに値0をセットし（ステップ37）、ステップ39に進む。

【0047】

一方、ステップ35および36の答がいずれもYESで、スロットル弁開度 TH が上記の所定の範囲内にあり、かつ変化量の絶対値 $|DDTV|$ が所定値 $YDDTVAKU$ 以上であるときには、車両3が悪路を走行していると仮判定し、バッファ $DDTVBF$ のビットをシフトするとともに、0ビットに値1をセットし（ステップ38）、ステップ39に進む。

【0048】

このステップ39では、ポインタ値 $CTDDTV$ が、前記所定値 $YDDTVBF$ 以上であるか否かを判別する。この答がNOのときには、悪路判定フラグ F_AKURO を「0」にセットし（ステップ40）、本プログラムを終了する。

【0049】

ステップ39の答がYESで、前記37または38の実行により、バッファ $DDTVBF$ に所定値 $YDDTVBF$ 以上の数のデータが確保されたときには、所定値 $YDDTVBF$ に相当する数分の最新のデータの総和を悪路仮判定回数 $CTDTVAKU$ として設定する（ステップ41）。

【0050】

次いで、この悪路仮判定回数 $CTDTVAKU$ が、所定回数 $YCTAKU$ （例えば4回）以上であるか否かを判別する（ステップ42）。この答がYESで、所定値 $YDDTVBF$ に相当する時間内において、スロットル弁開度 TH が所定の範囲内にあり、かつ車速変化量 DTV が大きく変化している状態が、所定回数

YCTAKU以上、検出されており、このような状態が頻繁に検出されているので、車両3が悪路を走行しているとして、悪路判定フラグF__AKUROを「1」にセットし（ステップ43）、本プログラムを終了する。なお、上記の所定回数YCTAKUは、ヒステリシス付きの値に設定されている。

【0051】

ステップ42の答がNOのときには、車両3が悪路を走行していないとして、前記ステップ40を実行し、本プログラムを終了する。

【0052】

図7に戻り、前記ステップ11に続くステップ12では、シフトレバーの位置が走行レンジ、すなわち「D」「S」「R」のいずれかにあるか否かを判別する。この答がNOのときには、余裕トルク補正項TQMARGPを値0に設定し（ステップ13）、ダウンカウント式のディレイタイマのタイマ値TMTQMGPを値0にセットし（ステップ14）、本プログラムを終了する。一方、ステップ12の答がYESで、シフトレバーの位置が走行レンジにあるときには、前述した発進クラッチ30の滑り率ESCが、滑りが発生していない状態を表す所定滑り率ESCREF（例えば100%）であるか否かを判別する（ステップ15）。

【0053】

この答がNOで、発進クラッチ30が滑っているときには、余裕トルク補正項TQMARGPが値0よりも大きいかな否かを判別する（ステップ16）。この答がNOのときには、余裕トルク補正項TQMARGPを比較的小さな初期値TQ1（例えば2.0N・m）に設定し（ステップ17）、ディレイタイマのタイマ値TMTQMGPを第1所定時間YTTQMTIN（例えば0.6sec）にセットする（ステップ18）とともに、ステップ19に進む。また、前記ステップ17を実行した後は、前記ステップ16の答がYESになり、その場合には、前記ステップ17および18をスキップし、ステップ19に進む。

【0054】

このステップ19では、前記ステップ18で設定されたディレイタイマのタイマ値TMTQMGPが値0であるかな否かを判別する。この答がNOのときには、

そのまま本プログラムを終了する。一方、この答がYESで、ディレイタイムMTQMGPのセット後、第1所定時間YTTQMTINが経過したときには、そのときの余裕トルク補正項TQMARGPから所定の減算項YDTQMARGP（例えば0.01kgf・m）を減算した値を、今回の余裕トルク補正項TQMARGPとして設定し（ステップ20）、本プログラムを終了する。

【0055】

一方、ステップ15の答がYESで、発進クラッチ30が滑っていないときには、スロットル弁開度THの今回値と前回値との偏差DTH（出力トルクの変化量）がその第1所定値YDTHTP（例えば20°）（所定値）以上であり、かつスロットル弁開度THがその第1所定開度YTHTP（例えば20°）以上であるか否かを判別する（ステップ21）。これらの第1所定値YDTHTPおよび第1所定開度YTHTPは、ヒステリシス付きの値にそれぞれ設定されている。

【0056】

この答がYESで、スロットル弁開度THの偏差DTHが非常に大きく、かつスロットル弁開度THが非常に大きいとき（以下、このような状態を「チップイン」という）、すなわちスロットル弁8が急激に開弁したときには、エンジン4の出力の変化量が急激に増加しているとして、前記ステップ16以降を実行し、本プログラムを終了する。一方、この答がNOのときには、スロットル開度THの偏差DTHが、負値である第2所定値YDTHTM（例えば-20°）（所定値）よりも小さく、かつスロットル弁開度THが、前記第1所定開度YTHTPよりも小さな第2所定開度YTHTM（例えば10°）よりも小さいか否かを判別する（ステップ22）。これらの第2所定値YDTHTMおよび第2所定開度YTHTMもまた、ヒステリシス付きの値にそれぞれ設定されている。

【0057】

この答がYESで、スロットル弁開度THの偏差DTHが負値で、その絶対値が非常に大きく、かつスロットル弁開度THが非常に小さいとき（以下、このような状態を「チップアウト」という）、すなわちスロットル弁8が急激に閉弁し

たときには、エンジン 4 の出力の変化量が急激に減少しているとして、前記ステップ 16 以降を実行し、本プログラムを終了する。一方、この答が NO のときには、図 8 の悪路判定処理で設定された悪路判定フラグ F_AKURO が「1」であるか否かを判別する（ステップ 23）。この答が YES で、車両 3 が悪路を走行していると判定されたときには、前記ステップ 16 以降を実行し、本プログラムを終了する。

【0058】

一方、ステップ 23 の答が NO で、発進クラッチ 30 が締結しており、チップインおよびチップアウト時でもなく、かつ車両 3 が悪路を走行していないと判定されたときには、前記ステップ 13 以降を実行し、本プログラムを終了する。

【0059】

以上のように、チップイン時、チップアウト時、車両 3 が悪路を走行していると判定されたとき、または発進クラッチ 30 が滑っているときには、余裕トルク補正項 $TQMARGP$ を比較的小さな初期値 $TQ1$ に設定する。そして、この余裕トルク補正項 $TQMARGP$ を、前式（1）、（2）に適用することによって、駆動側および従動側伝達トルク $TQDRBLTM$ および $TQDNBLTM$ が若干、増加される。それにより、伝達ベルト 24 の滑りを確実に防止することができる。また、この余裕トルク補正項 $TQMARGP$ は、第 1 所定時間 $YTTQMTIN$ が経過するまでは、初期値 $TQ1$ に保たれ、その後、減算項 $YDTQMARGP$ の適用によって漸減される。

【0060】

図 9 は、前述した発進クラッチ 30 の締結力を制御するための目標油圧 $PCCMDL$ を算出する $PCCMDL$ 算出処理を示すフローチャートである。まず、ステップ 51 では、図 8 の悪路判定処理で設定された悪路判定フラグ F_AKURO が「1」であるか否かを判別する。この答が YES で、車両 3 が悪路を走行していると判定されたときには、目標油圧 $PCCMDL$ を、その基本値 $PCCMD$ に値 1.0 よりも小さな所定の低減係数 α （例えば 0.8）を乗算した値に設定し（ステップ 52）、本プログラムを終了する。これにより、悪路判定時には、発進クラッチ 30 の締結力が低減されることによって、発進クラッチ 30 に滑り

が生じる。なお、基本値 $PCCMD$ は、エンジントルクと変速比 $RATIO$ と所定係数との積に、前述した発進クラッチ 30 のリターンスプリングの付勢力を加算した値として設定されるものであり、これが目標油圧 $PCCMDL$ に適用された場合には、十分な発進クラッチ 30 の締結力が得られ、発進クラッチ 30 の滑りは生じない。なお、エンジントルクは、エンジン回転数 NE および吸気管内絶対圧 PBA に応じて設定される。

【0061】

一方、ステップ 51 の答が NO で、 $F_AKURO=0$ のときには、今回がチップインまたはチップアウトに移行した直後のループであるか否かを判別する（ステップ 53）。この答が YES のときには、ダウンカウント式のディレイタイマのタイマ値 $TMTRS$ を第 2 所定時間 $TMREF$ （例えば 0.5 sec ）にセットする（ステップ 54）とともに、目標油圧 $PCCMDL$ を、基本値 $PCCMD$ から所定値 $PCTH$ （例えば 1 kgf/cm^2 ）を減算した値である初期値に設定し（ステップ 55）、本プログラムを終了する。これにより、発進クラッチ 30 の締結力が低減されることによって、発進クラッチ 30 に滑りが生じる。

【0062】

一方、ステップ 53 の答が NO で、チップインまたはチップアウトへの移行直後でないときには、滑り率 ESC が図 7 のステップ 15 で用いた所定滑り率 $ESCREF$ であるか否かを判別する（ステップ 56）。この答が NO で、前記ステップ 55 の実行により発進クラッチ 30 が滑っているときには、前記ステップ 54 でセットしたディレイタイマのタイマ値 $TMTRS$ が値 0 であるか否かを判別する（ステップ 58）。

【0063】

この答が NO で、チップインまたはチップアウトへの移行後、第 2 所定時間 $TMREF$ が経過していないときには、目標油圧の前回値 $PCCMDL0$ を今回値 $PCCMDL$ として設定し（ステップ 59）、本プログラムを終了する。一方、ステップ 58 の答が YES のときには、目標油圧の前回値 $PCCMDL0$ が基本値 $PCCMD$ よりも小さいか否かを判別する（ステップ 60）。

【0064】

この答がYESで、 $PCCMDL < PCCMD$ のときには、補正加算項 ΔPC を算出する（ステップ61）。この補正加算項 ΔPC は、滑り率ESCに応じて、図10に示すESC- ΔPC テーブルを検索することによって算出される。このテーブルでは、補正加算項 ΔPC は、滑り率ESCが所定滑り率ESCREFのときに最大値PCMAX（例えば 0.5 kgf/cm^2 ）に設定され、滑り率ESCが所定滑り率ESCREFから遠ざかるほど、より小さな値にリニアに設定されている。

【0065】

次いで、目標油圧の前回値PCCMDL0に、ステップ61で算出された補正加算項 ΔPC を加算した値を、目標油圧PCCMDLとして算出し（ステップ62）、本プログラムを終了する。

【0066】

一方、前記ステップ60の答がNOで、前記ステップ62で算出された目標油圧PCCMDLが基本値PCCMDに達したときには、目標油圧PCCMDLを基本値PCCMDに設定し（ステップ57）、本プログラムを終了する。

【0067】

また、前記ステップ56の答がYESで、発進クラッチ30の滑りがなくなったときには、目標油圧PCCMDLを基本値PCCMDに設定し（ステップ57）、本プログラムを終了する。

【0068】

以上のように、目標油圧PCCMDLは、チップインまたはチップアウトが検出されたときに、基本値PCCMDから所定値PCTHを減算した初期値に設定され、その後、第2所定時間TMREFが経過するまでは、初期値に保持された後、補正加算項 ΔPC が加算されることによって、基本値PCCMDに達するまで漸増される。

【0069】

図11は、無段変速機20の変速比RATIOを制御するための変速比制御処理を示すフローチャートである。まず、ステップ71では、悪路判定フラグF__AKUROが「1」であるか否かを判別する。この答がNOのときには、車速V

Pおよびスロットル弁開度THに応じてCVT変速マップを検索することによって、目標変速比RATTGTを設定する（ステップ72）。また、設定された目標変速比RATTGTに実際の変速比RATIOが一致するように、駆動側および従動側作動油圧DROILおよびDNOILを制御し（ステップ73）、本プログラムを終了する。

【0070】

一方、ステップ71の答がYESで、車両3が悪路を走行していると判定されたときには、CVT変速マップを検索するために用いられるスロットル弁開度THに、フィルタ処理を施す（ステップ74）とともに、前記ステップ72以降を実行し、本プログラムを終了する。このフィルタ処理は、加重平均や移動平均または一次フィルタなどによって行われる。その具体的な説明については省略する。

【0071】

以上のように、本実施形態によれば、前記ステップ53および55の実行により、チップインおよびチップアウト時に、基本値PCCMDから所定値PCTHを減算することにより、要求油圧PCCMDLを低減し、発進クラッチ30を滑らせるので、急激に変動したエンジン4の出力トルクを発進クラッチ30の部分で逃がせる。したがって、急激に変動した出力トルクをそのまま無段変速機20を介して伝達する必要がなくなるので、伝達ベルト24の滑りを防止できるとともに、伝達ベルト24の負荷を軽減でき、それにより、駆動側および従動側作動油圧DROILおよびDNOILを必要以上に高める必要がなくなる。したがって、伝達ベルト24の寿命を延ばせるとともに、燃費を向上させることができる。また、発進クラッチ30の滑り制御によって、アクセルペダルの急激な踏み込みやその解除を行った際のギクシャク感は発生せず、ドライバビリティを維持できる。

【0072】

また、前記ステップ61および62の実行により、要求油圧PCCMDLを漸増させる補正加算項 ΔPC を、滑り率ESCが所定滑り率ESCREFから遠ざかるほど、すなわち、発進クラッチ30の滑り度合いが大きいほど、より小さな値

に設定することにより、要求油圧 P C C M D L を、発進クラッチ 30 の滑り度合が大きい初期にはより小さな値に設定し、発進クラッチ 30 の滑り度合が小さくなるにつれて徐々に増加させるので、発進クラッチ 30 を滑らかにつなぐことができる。したがって、発進クラッチ 30 を急激につなぐことによるイナーシャトルクの発生を回避できるので、駆動側および従動側作動油圧 D R O I L および D N O I L の高設定も不要になる。さらに、前記ステップ 58 の実行により、急激に変動したエンジン 4 の出力が落ち着くのを待ってから、発進クラッチ 30 を滑らかにつなぐので、上記のイナーシャトルクの発生をより確実に回避できる。

【0073】

また、一般に、車両が凹凸の激しい悪路を走行している場合、凸部を乗り越えたときに、駆動輪が空転することによって、エンジンの回転数が急激に増加し、駆動輪が着地したときに、駆動輪が路面から大きな回転抵抗を受けることによって、イナーシャトルクが発生する。このイナーシャトルクにより、駆動プーリと従動プーリとの回転バランスがくずれることで、伝達ベルトに負荷がかかり、伝達ベルトが滑るおそれがある。これに対し、本実施形態によれば、図 9 の前記ステップ 51 および 52 の実行により、悪路判定時に、要求油圧 P C C M D L を、基本値 P C C M D に低減係数 α を乗算することによって低減することにより、発進クラッチ 30 を滑らせるので、着地時に駆動輪 7, 7 に発生したイナーシャトルクが、発進クラッチ 30 の部分で逃がされ、エンジン 4 に伝達される度合を抑制できるので、エンジン回転数 N E の変動を抑制することができ、したがって、ドライバビリティを向上させることができる。また、このようにイナーシャトルクを発進クラッチ 30 の部分で逃がせるので、伝達ベルト 24 の滑りを防止できるとともに、伝達ベルト 24 の負荷を軽減でき、それにより、駆動側および従動側作動油圧 D R O I L および D N O I L を必要以上に高める必要がなくなる。したがって、伝達ベルト 24 の寿命を延ばせるとともに、燃費を向上させることができる。

【0074】

また、一般に、悪路では、車両が激しく揺れることによって、運転者の意図しないアクセルペダルの踏み込みおよびその解除が短い周期で繰り返される。この

ため、スロットル弁の開度をアクセルペダルの踏み込み状態に応じて制御し、このスロットル弁の開度に応じて無段変速機の変速比を制御する場合には、悪路走行時に、アクセルペダルの踏み込み動作に応じたスロットル弁の開度の制御が行われることで、スロットル弁の開度が変動し、それに応じて制御される変速比も変動するので、エンジンの回転数が変動し、その結果、ドライバビリティが低下してしまう。これに対し、本実施形態では、前記ステップ74の実行により、悪路判定時にCVT変速マップを検索するために用いられるスロットル弁開度THに、フィルタ処理を施しており、それにより、悪路走行に起因するアクセル開度APの変動によるスロットル弁開度THへの影響分を、このフィルタ処理で除去できる。それにより、スロットル弁開度THに応じて設定される目標変速比RATTGTの変動を防止でき、したがって、変速比RATIOおよびエンジン回転数NEを安定させることができる。

【0075】

図12は、図11の変速比制御処理の変形例を示している。この処理は、本実施形態ではスロットル弁開度THをアクセル開度APに応じて制御することから、スロットル弁開度THの代わりに、アクセル開度APを補正するものである。まず、そのステップ85では、悪路判定フラグF_AKUROが「1」であるかを判別する。この答がNOのときには、アクセル開度APに応じてスロットル弁開度THを制御する（ステップ86）とともに、目標変速比RATTGTを前記ステップ72と同様に設定し（ステップ87）、前記ステップ73と同様、実際の変速比RATIOが算出された目標変速比RATTGTに一致するように、駆動側および従動側作動油圧DROILおよびDNOILを制御し（ステップ88）、本プログラムを終了する。

【0076】

一方、ステップ85の答がYESで、車両3が悪路を走行していると判定されたときには、アクセル開度APに、フィルタ処理を施す（ステップ89）とともに、前記ステップ86以降を実行し、本プログラムを終了する。このフィルタ処理もまた、加重平均、移動平均または一次フィルタなどによって行われる。

【0077】

このように、悪路判定時に、アクセル開度 AP にフィルタ処理を施すことによって、運転者の意図しないアクセルペダルの踏み込みまたは解除が行われても、それによるアクセル開度 AP の変動分をフィルタ処理で除去できるので、スロットル弁開度 TH が変動することがなく、したがって、この場合にも、変速比 RA TIO およびエンジン回転数 NE を安定させることができる。

【0078】

次に、図13を参照しながら、本発明の第2実施形態について説明する。本実施形態は、第1実施形態と比較して、変速機伝達トルク算出処理の内容のみが異なっているので、以下、この点について説明する。まず、ステップ91では、滑り率 ESC が所定滑り率 $ESCREF$ であるか否かを判別する。この答が YES で、発進クラッチ30が滑りなく締結されているときには、ステップ92および93において、駆動側および従動側伝達トルク $TQDRBLTM$ および $TQDNBLTM$ を、それぞれの基本値 $TQDRBLTF$ および $TQDNBLTF$ に設定し、本プログラムを終了する。これらの基本値 $TQDRBLTF$ および $TQDNBLTF$ は、図6の前記ステップ2および3と同様にして算出される。

【0079】

一方、ステップ91の答が NO で、発進クラッチ30が滑っているときには、クラッチ伝達トルク $TQCL$ を、目標油圧 $PCCMDL$ に応じて算出する（ステップ94）。このクラッチ伝達トルク $TQCL$ は、発進クラッチ30が駆動輪7，7に伝達すべきトルクであり、目標油圧 $PCCMDL$ が大きいほど、より大きな値にリニアな関係で算出される。

【0080】

次いで、悪路判定フラグ F_AKURO が「1」であるか否かを判別する（ステップ95）。この答が NO で、車両3が悪路を走行していないと判定されたときには、図9の前記ステップ54でセットされたディレイタイマのタイマ値 $TMTRS$ が値0であるか否かを判別する（ステップ96）。この答が NO で、チップインまたはチップアウトへの移行後、第2所定時間 $TMREF$ が経過していないときには、クラッチ伝達トルク $TQCL$ を駆動側伝達トルク $TQDRBLTM$ として設定する（ステップ97）。

【0081】

一方、ステップ96の答がYESのときには、クラッチ伝達トルクTQCLに所定の加算項 β を加算した値を、駆動側伝達トルクTQDRBLTMとして設定する（ステップ98）。また、前記ステップ95の答がYESで、車両3が悪路を走行していると判定されたときには、前記ステップ96をスキップして、上記ステップ98を実行する。

【0082】

前記ステップ97または98に続くステップ99では、従動側伝達トルクTQDNBLTMを、駆動側伝達トルクTQDRBLTMに変速比RATIOを乗算した値に設定し、本プログラムを終了する。

【0083】

前述したように、チップイン、チップアウトまたは悪路判定時には、目標油圧PCCMDLが低減される（図9の前記ステップ52、55）。そして、この目標油圧PCCMDLに基づきクラッチ伝達トルクTQCLが算出され（前記ステップ94）、それに応じて駆動側および従動側伝達トルクTQDRBLTMおよびTQDNBLTMが設定され（前記ステップ98、99）、さらに、それに応じて駆動側および従動側作動油圧DROILおよびDNOILが設定される（図5の前記ステップ81）。したがって、チップイン、チップアウトまたは悪路判定時に、減少した目標油圧PCCMDLに応じて駆動側および従動側作動油圧DROILおよびDNOILを減少側に過不足なく設定でき、燃費を向上させることができる。

【0084】

また、前記ステップ96～99の実行により、チップインまたはチップアウトへの移行後、ディレイタイマの計時により、第2所定時間TMREFが経過するまで、すなわち滑らせた発進クラッチ30を再び締結させるまでは、駆動側伝達トルクTQDRBLTMがクラッチ伝達トルクTQCLに設定され、その後に発進クラッチ30を再び締結させ始めた以降は、クラッチ伝達トルクTQCLに加算項 β を加算した値を駆動側伝達トルクTQDRBLTMとして設定するので、発進クラッチ30の再締結に伴うイナーシャトルクが発生しても、それによる伝

達ベルト 24 の滑りを確実に防止できるとともに、駆動側および従動側作動油圧 DROIL および DNOIL が無駄に高められるのを防止でき、したがって、さらに燃費を向上させることができる。

【0085】

次に、図 14 を参照しながら、本発明の第 3 実施形態について説明する。本実施形態は、第 1 実施形態と比較して、第 2 実施形態と同様、変速機伝達トルク算出処理の内容のみが異なっているので、この点についてのみ説明する。まず、ステップ 101 では、余裕トルク補正項算出処理を図 7 と同様に実行する。次いで、ステップ 102 では、図 6 の前記ステップ 2 と同様に算出された駆動側伝達トルクの基本値 $TQDRBLTF$ に余裕トルク補正項 $TQMARGP$ を加算した値を、駆動側第 1 暫定値 $TQDRBLT\alpha$ として設定する。次に、この駆動側第 1 暫定値 $TQDRBLT\alpha$ に変速比 $RATIO$ を乗算した値を、従動側第 1 暫定値 $TQDNBLT\alpha$ として設定する（ステップ 103）。

【0086】

次いで、クラッチ伝達トルク $TQCL$ を図 13 のステップ 94 と同様に算出し（ステップ 104）、このクラッチ伝達トルク $TQCL$ に所定の加算項 γ を加算した値を、駆動側第 2 暫定値 $TQDRBLT\beta$ として設定する（ステップ 105）とともに、この駆動側第 2 暫定値 $TQDRBLT\beta$ に変速比 $RATIO$ を乗算した値を、従動側第 2 暫定値 $TQDNBLT\beta$ として設定する（ステップ 106）。

【0087】

次いで、前記ステップ 102 および 105 でそれぞれ設定された駆動側第 1 暫定値 $TQDRBLT\alpha$ と駆動側第 2 暫定値 $TQDRBLT\beta$ を比較し（ステップ 107）、前者 $TQDRBLT\alpha$ の方が大きいときには、これを駆動側伝達トルク $TQDRBLTM$ として設定するとともに、従動側第 1 暫定値 $TQDNBLT\alpha$ を従動側伝達トルク $TQDNBLTM$ として設定する（ステップ 108）。一方、駆動側第 2 暫定値 $TQDRBLT\beta$ の方が大きいときには、これを駆動側伝達トルク $TQDRBLTM$ として設定するとともに、従動側第 2 暫定値 $TQDNBLT\beta$ を従動側伝達トルク $TQDNBLTM$ として設定し（ステップ 109）

、本プログラムを終了する。

【0088】

以上のように、本実施形態によれば、エンジン4の運転状態に応じて算出された駆動側第1暫定値 $TQDRBLT_{\alpha}$ 、およびクラッチ伝達トルク $TQCL$ に応じて算出された駆動側第2暫定値 $TQDRBLT_{\beta}$ のうち、大きい方を駆動側伝達トルク $TQDRBLTM$ として採用するので、伝達ベルト24の滑りを確実に防止することができる。

【0089】

なお、本発明は、説明した実施形態に限定されることなく、種々の態様で実施することができる。例えば、本実施形態は、無段変速機20よりも駆動輪7側に発進クラッチ30を設けた車両3の例であるが、これに代えて、本発明を、エンジンと駆動プーリとの間に発進クラッチを設けた車両に適用してもよい。その他、本発明の趣旨の範囲内で、細部の構成を適宜、変更することが可能である。

【0090】

【発明の効果】

以上のように、本発明の車両の制御装置によれば、伝達ベルトの滑りを防止しながら、伝達ベルトの寿命を延ばすことができるとともに、燃費を向上させることができるなどの効果を有する。

【図面の簡単な説明】

【図1】

車両駆動系の構造線図である。

【図2】

制御装置および駆動系の油圧回路の概略構成を示す図である。

【図3】

駆動プーリの動作例を示す図である。

【図4】

従動プーリの動作例を示す図である。

【図5】

作動油圧設定処理を示すフローチャートである。

【図 6】

変速機伝達トルク算出処理を示すフローチャートである。

【図 7】

余裕トルク補正項算出処理を示すフローチャートである。

【図 8】

悪路判定処理を示すフローチャートである。

【図 9】

PCCMDL 算出処理を示すフローチャートである。

【図 10】

ESC- Δ PC テーブルの一例を示す図である。

【図 11】

変速比制御処理を示すフローチャートである。

【図 12】

変速比制御処理の他の例を示すフローチャートである。

【図 13】

本発明の第 2 実施形態における変速機伝達トルク算出処理を示すフローチャートである。

【図 14】

本発明の第 3 実施形態における変速機伝達トルク算出処理を示すフローチャートである。

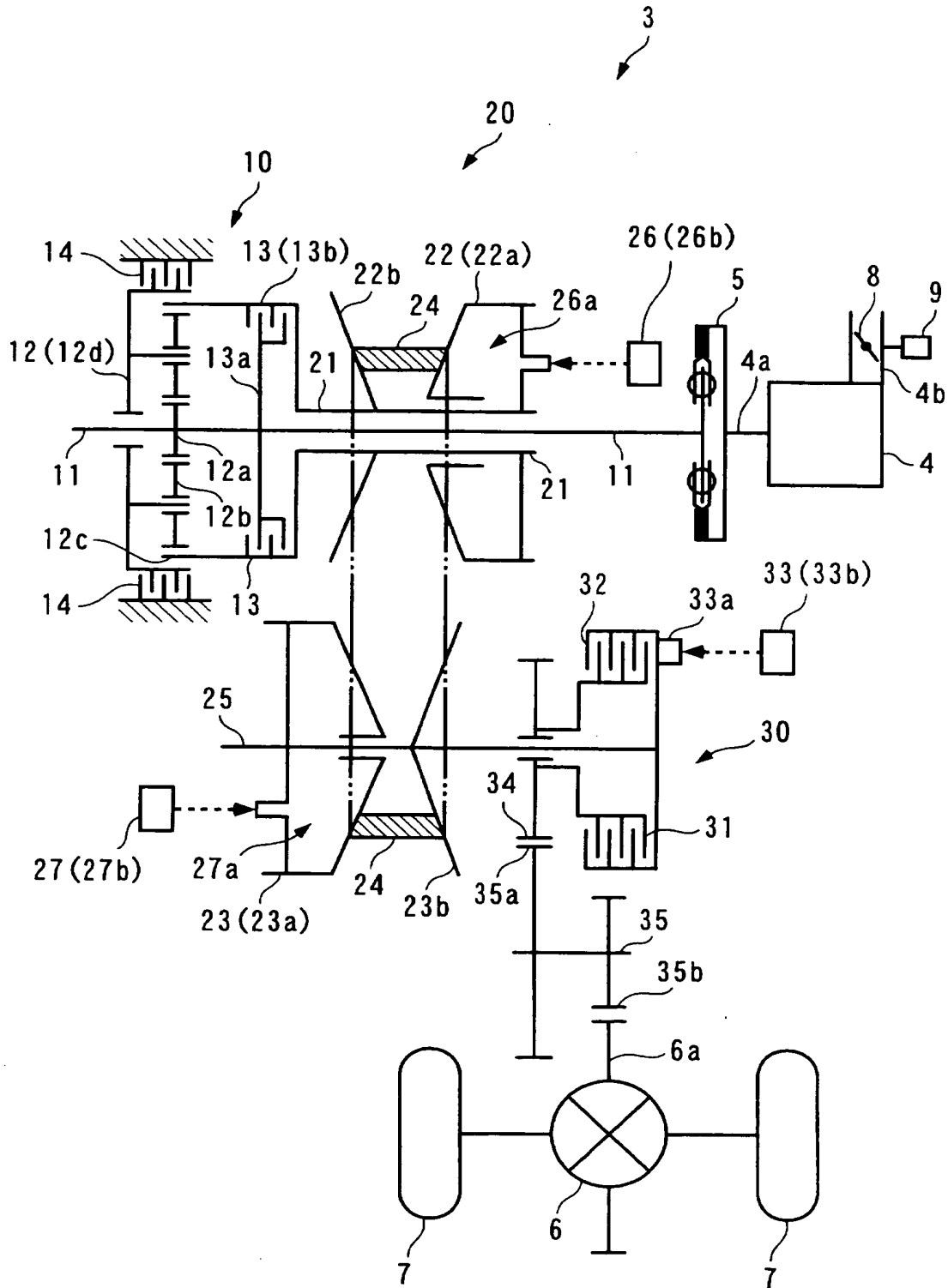
【符号の説明】

- 1 制御装置
- 2 ECU（作動油圧設定手段、クラッチ伝達トルク設定手段、出力トルク変化量検出手段、クラッチ滑り量検出手段）
- 3 車両
- 4 エンジン（内燃機関）
- 7, 7 駆動輪
- 20 無段変速機
- 22 駆動プーリ

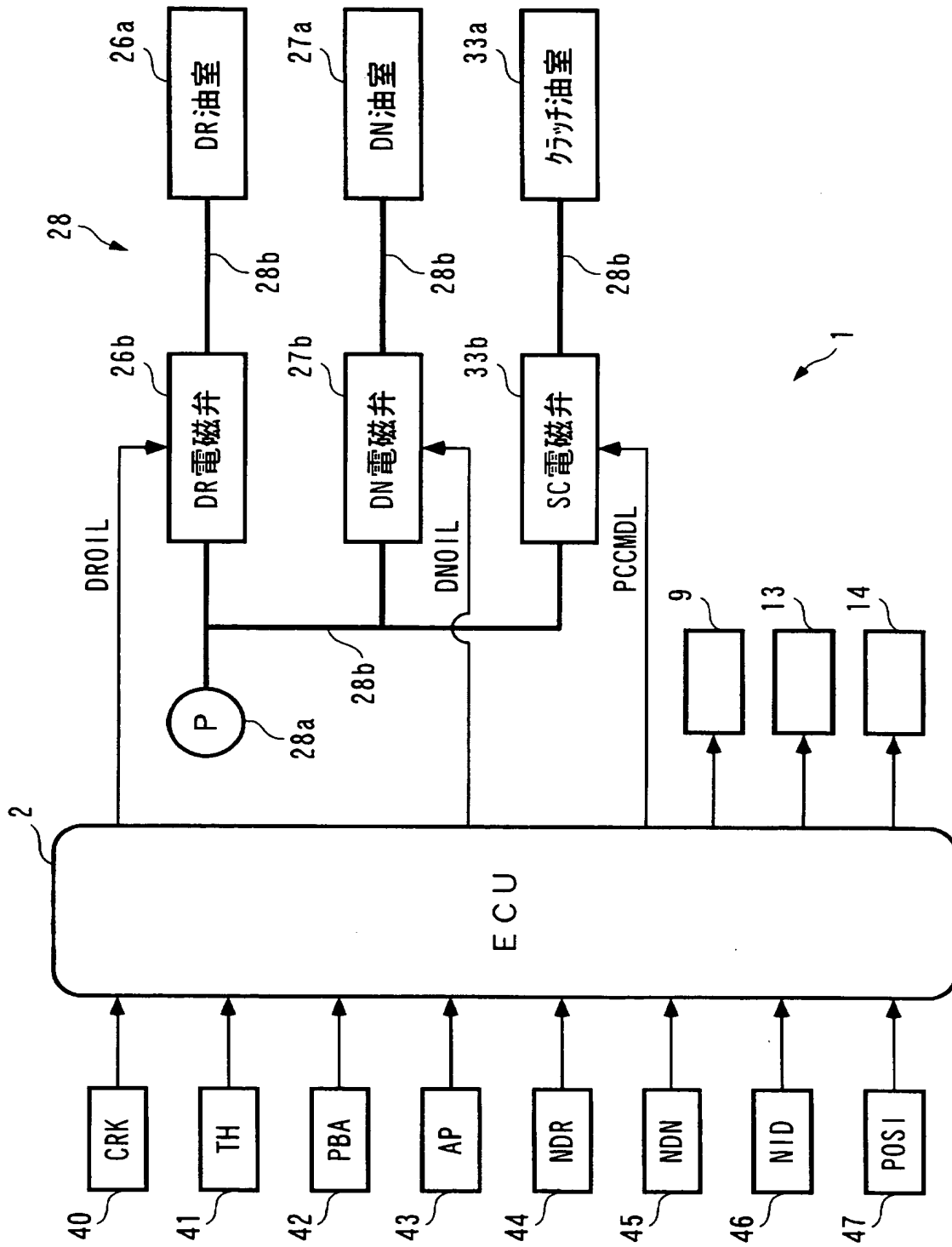
2 3	従動プーリ
2 4	伝達ベルト
2 8 a	油圧ポンプ
3 0	発進クラッチ（摩擦式のクラッチ）
4 5	従動側プーリ回転数センサ（クラッチ滑り量検出手段）
4 6	アイドラ軸回転数センサ（クラッチ滑り量検出手段）
P D R D	有効径
P D N D	有効径
E S C	滑り率（クラッチの滑り度合）
D R O I L	駆動側作動油圧（作動油圧）
D N O I L	従動側作動油圧（作動油圧）
P C C M D L	目標油圧（クラッチ伝達トルク）
D T H	スロットル弁開度の偏差（出力トルクの変化量）
Y D T H T Q P	第 1 所定値（所定値）
Y D T H T Q M	第 2 所定値（所定値）

【書類名】 図面

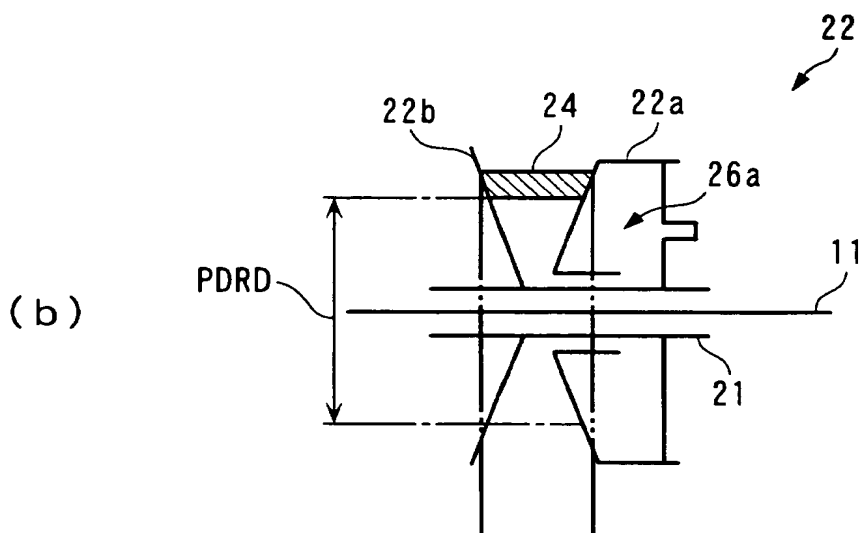
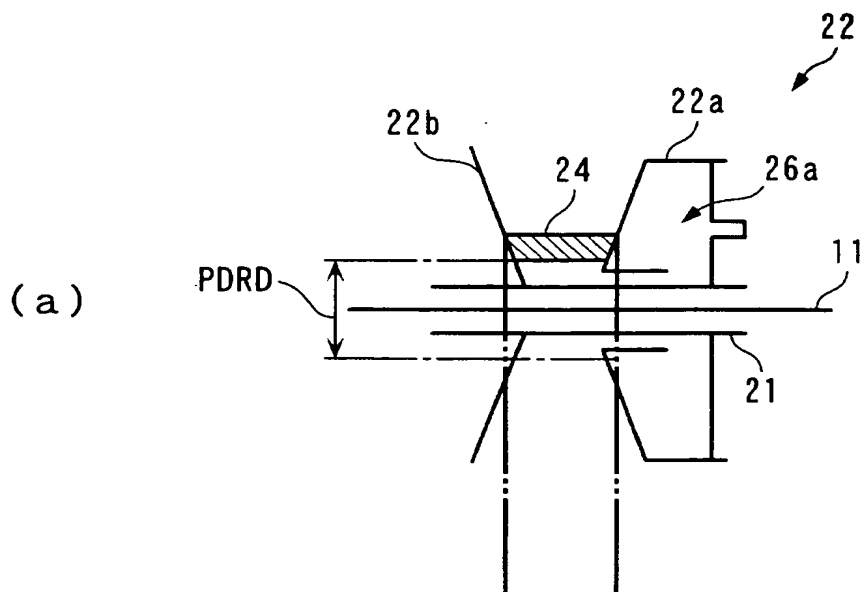
【図 1】



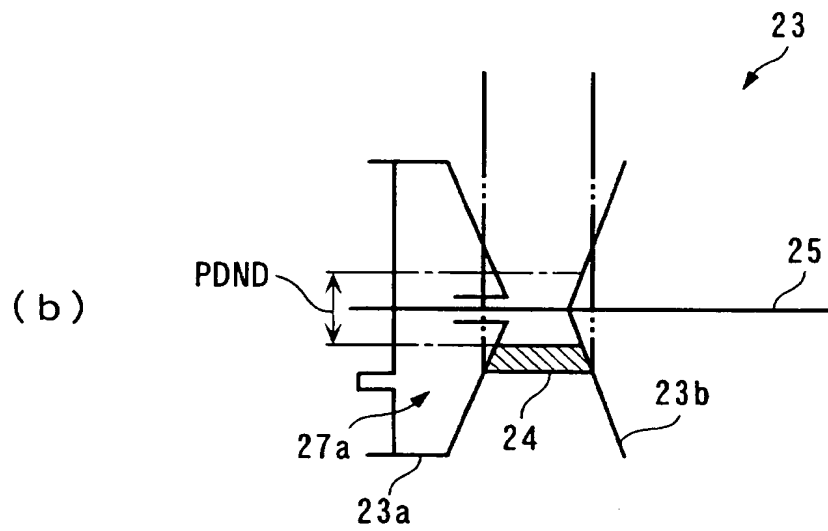
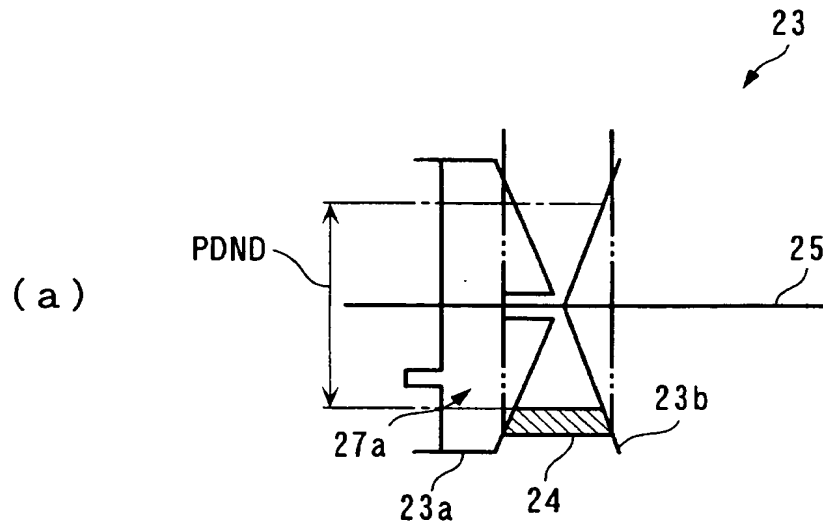
【図 2】



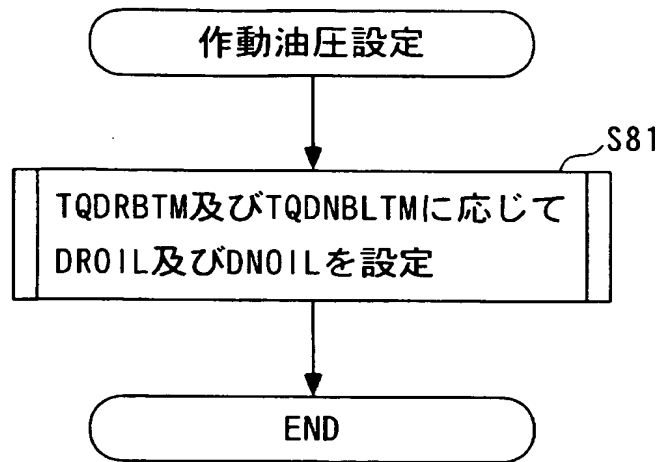
【図 3】



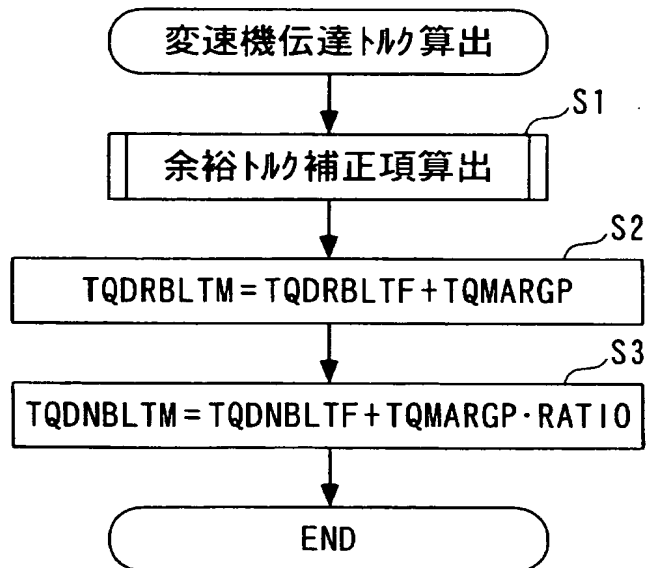
【図 4】



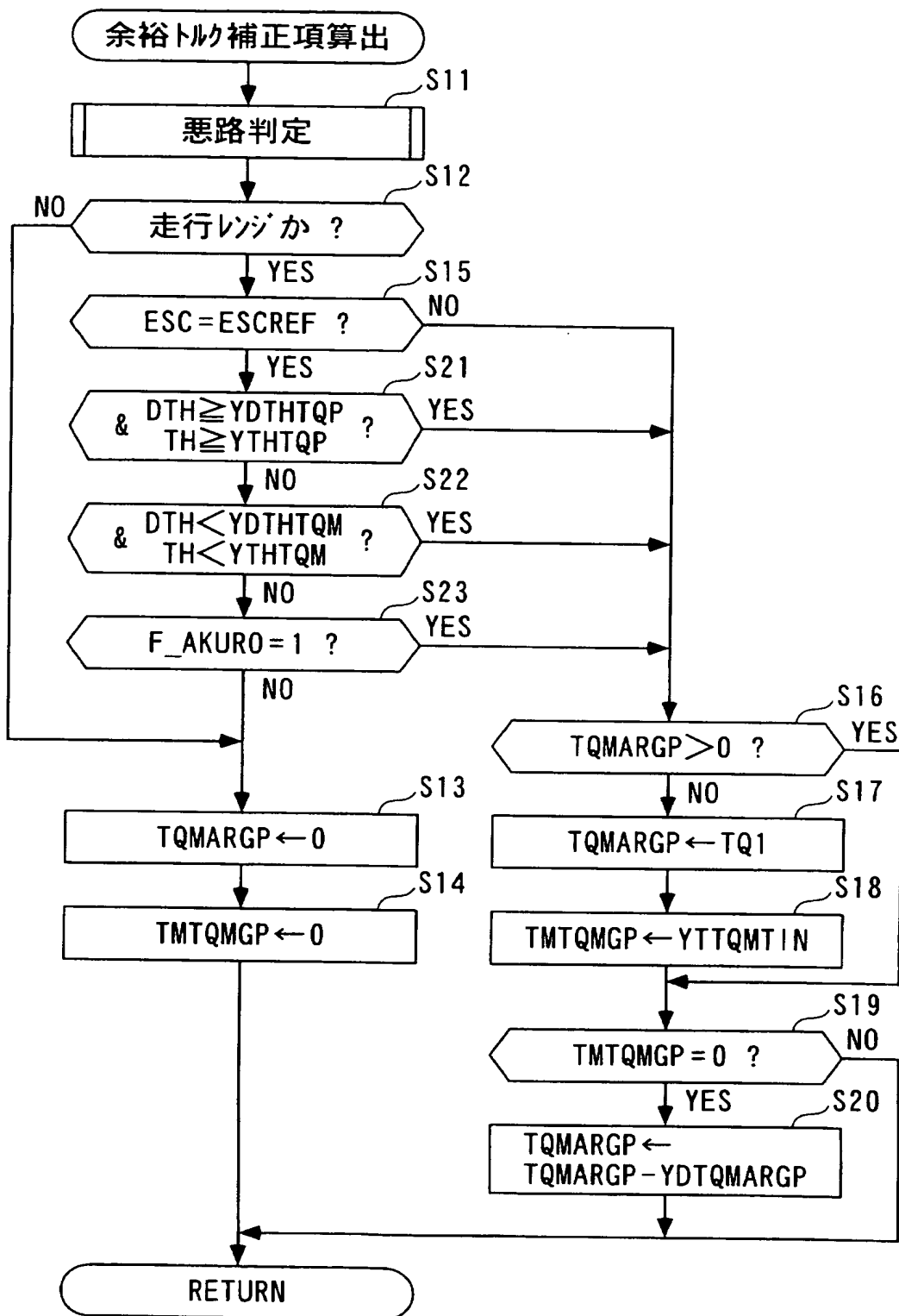
【図 5】



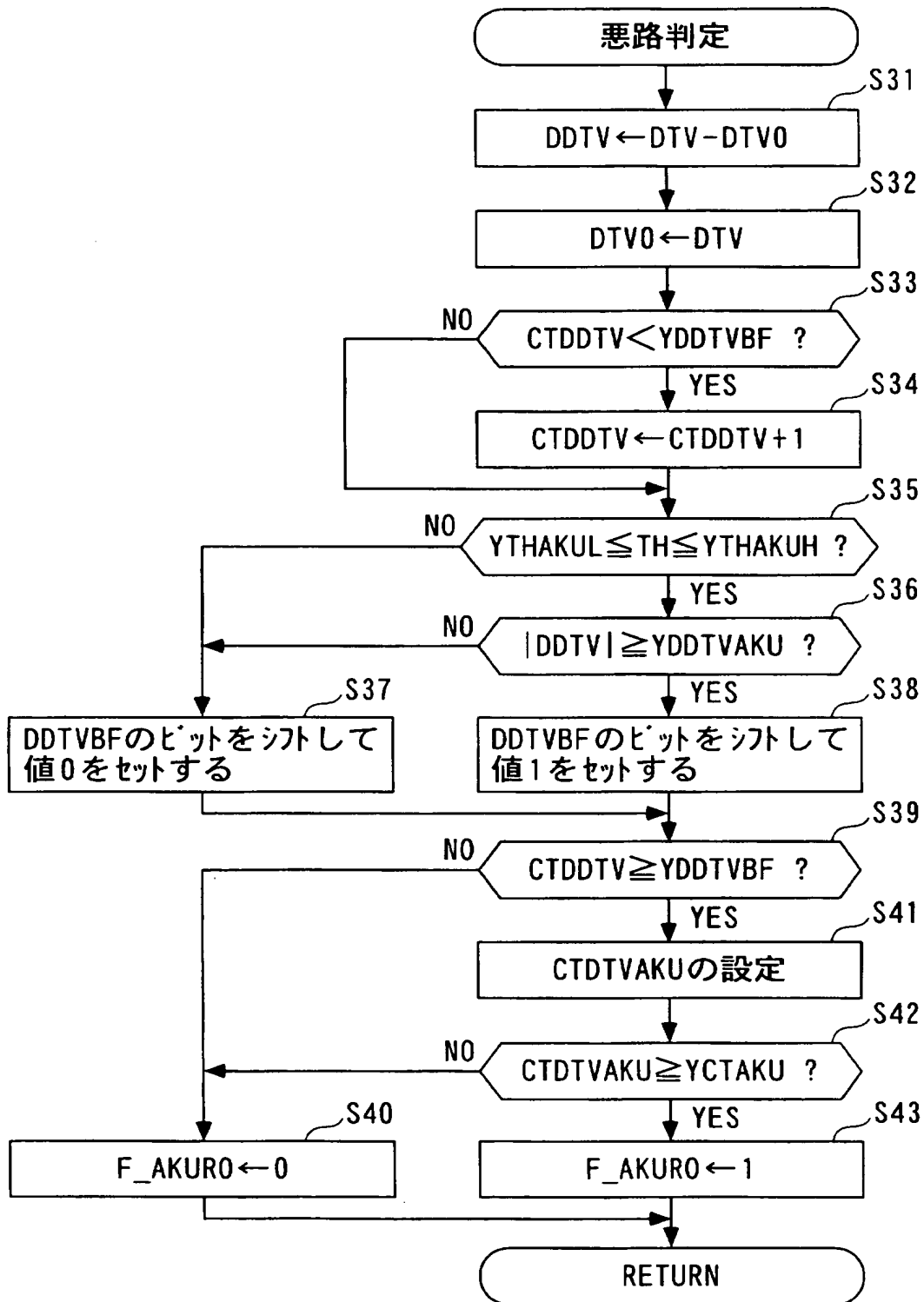
【図 6】



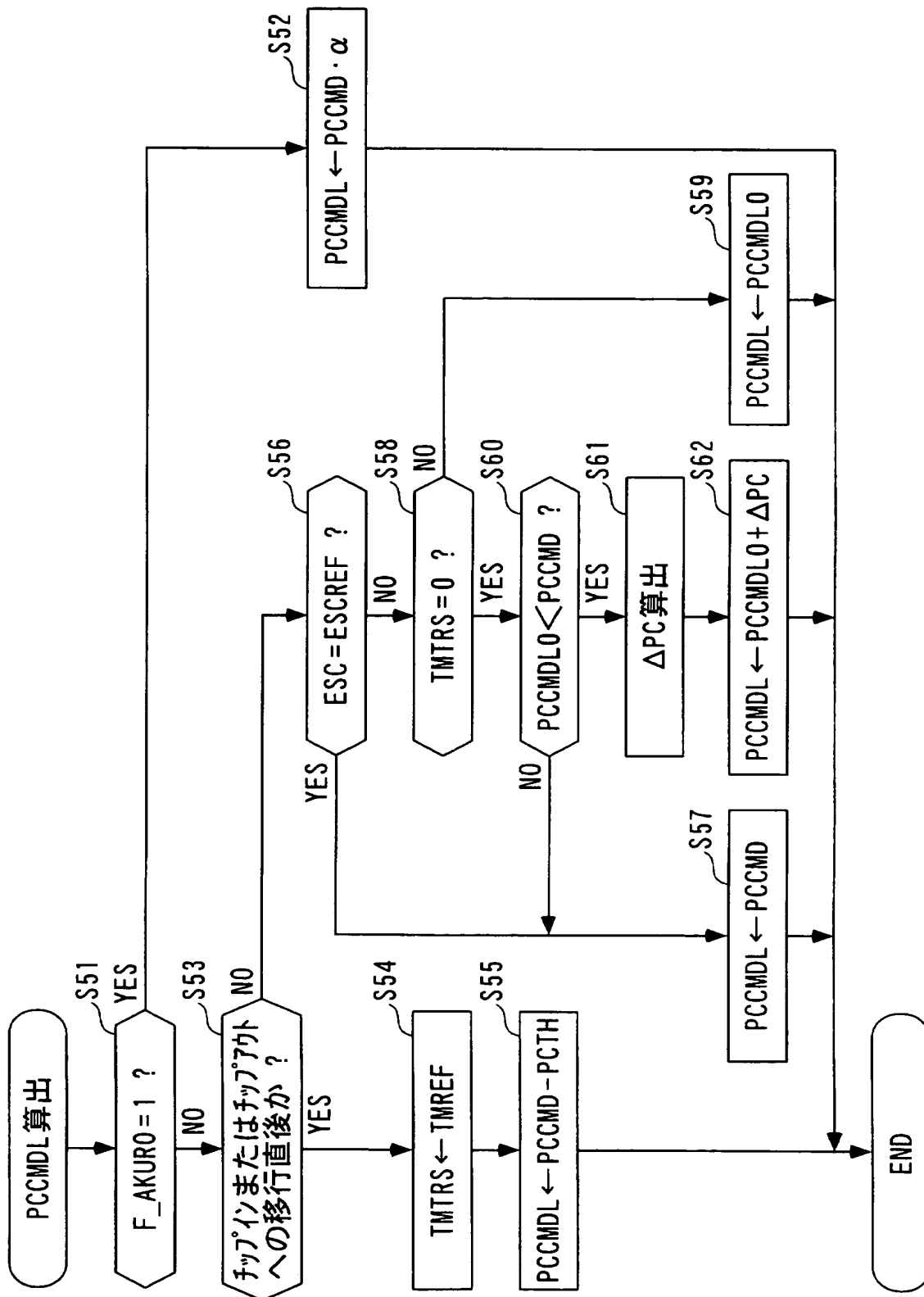
【図 7】



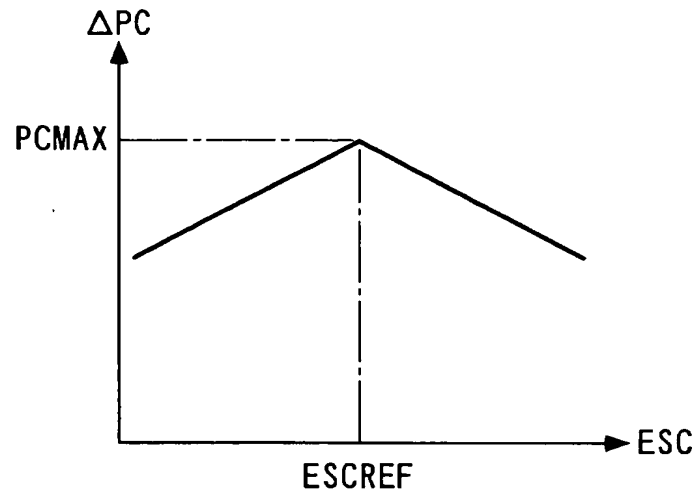
【図 8】



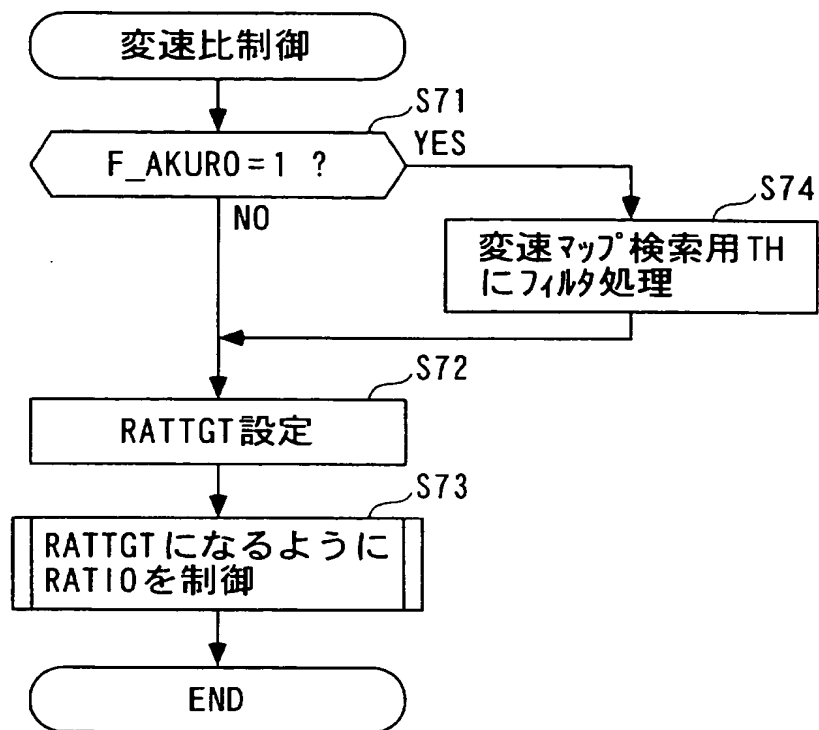
【図 9】



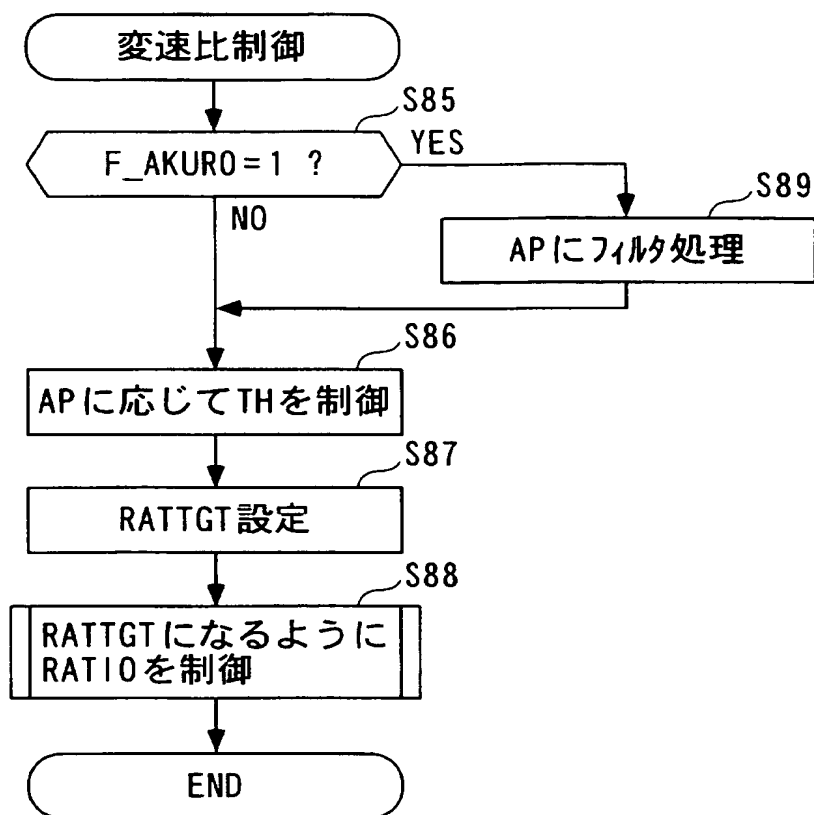
【図 10】



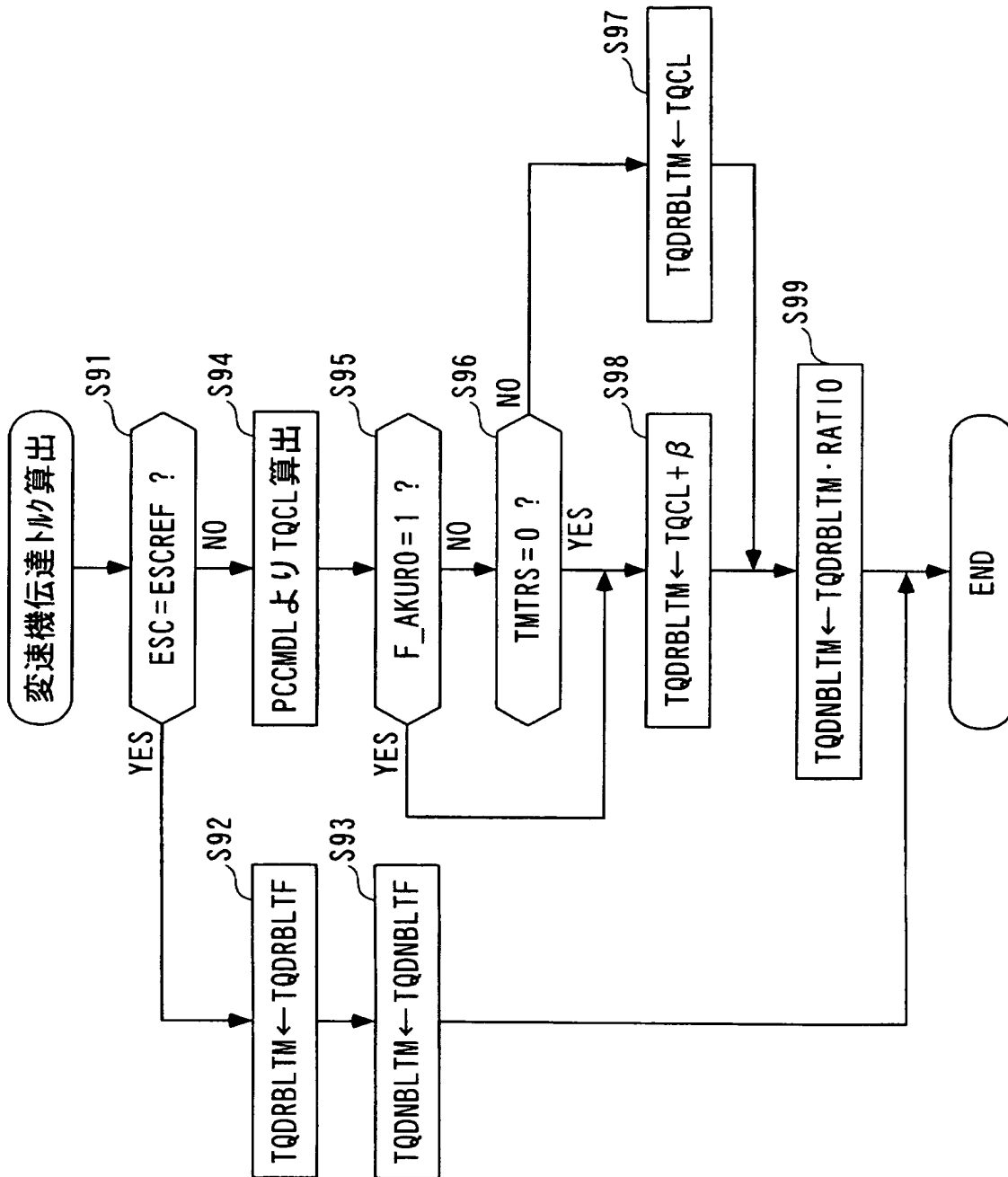
【図 11】



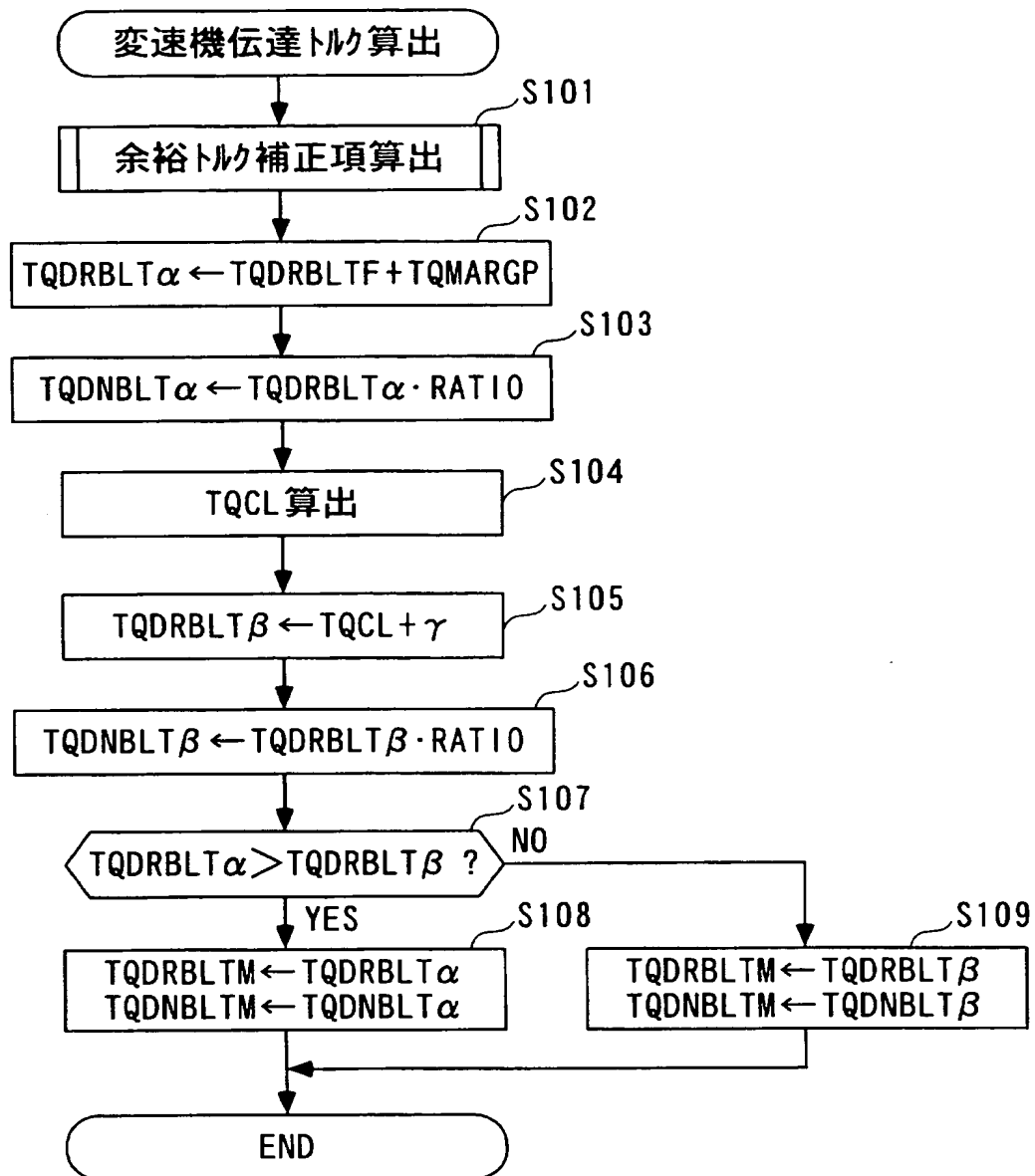
【図 12】



【図 13】



【図 14】



【書類名】 要約書

【要約】

【課題】 伝達ベルトの滑りを防止しながら、伝達ベルトの寿命を延ばせるとともに、燃費を向上させることができる車両の制御装置を提供する。

【解決手段】 制御装置 1 は、無段変速機 20 の駆動プーリ 22 および従動プーリ 23 の有効径 $PDRD$ 、 $PDND$ を変化させるための作動油圧 $DROIL$ 、 $DNOIL$ を設定し、クラッチ 30 によって伝達すべきクラッチ伝達トルク $PCCMDL$ を設定するとともに、内燃機関 4 から出力された出力トルクの変化量 DTH を検出する。また、この出力トルクの変化量 DTH が所定値 $YDTH TQP$ 、 $YDTH TQM$ よりも大きいときに、クラッチ 30 を滑らせるようにクラッチ伝達トルク $PCCMDL$ を低減するとともに、作動油圧 $DROIL$ 、 $DNOIL$ を、クラッチ伝達トルク $PCCMDL$ が大きいほどより大きくなるように設定する。

【選択図】 図 13

特願 2 0 0 3 - 0 2 1 2 2 6

出 願 人 履 歷 情 報

識別番号

[0 0 0 0 0 5 3 2 6]

1. 変更年月日

1 9 9 0 年 9 月 6 日

[変更理由]

新規登録

住 所

東京都港区南青山二丁目 1 番 1 号

氏 名

本田技研工業株式会社